

Rocking gearing for an adjustable vehicle seat.

Patent number: EP0450324
Publication date: 1991-10-09
Inventor: BAUER HEINZ (DE); BECKER BURCKHARD (DE); FROHNHAUS ERNST-REINER (DE)
Applicant: HAMMERSTEIN GMBH C ROB (DE)
Classification:
 - **International:** B60N2/22; B60N2/225; B60N2/22; B60N2/225; (IPC1-7): B60N2/22
 - **European:** B60N2/22E; B60N2/22L; B60N2/225C
Application number: EP19910103289 19910305
Priority number(s): DE19900003097U 19900316

Also published as:

EP0450324 (A3)
 EP0450324 (B1)

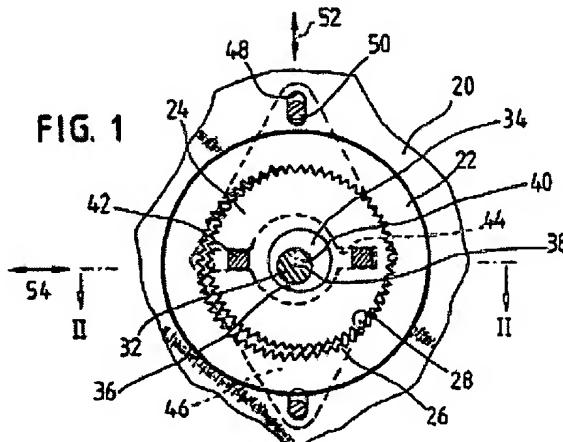
Cited documents:

FR2236108
 US4880274
 DE3214592
 DE2556271
 FR2326308

[Report a data error here](#)

Abstract of EP0450324

The rocking gear for an adjustable vehicle seat has a gear housing (20), in which there are located an internal gear rim (22) and a spur gear (24) engaging in the latter, which is arranged inside the internal gear rim (22) and has an outside diameter which is smaller by at least the tooth depth than the root diameter of the internal gear rim (22), the internal gear rim (22) (or the spur gear 24) being connected to a first shaft (30) supported on the housing and the spur gear (24) (or the internal gear rim 22) having an annular eccentric face (bore 36), which supports an eccentric cam (34), which is rotationally connected to a second, coaxial shaft (32) and has an eccentricity adjusted to the difference between the root and the outside diameter. A link section is provided, which is on the one hand guided in the gear housing (20) in a first radial direction (52) by a first longitudinal guide (48, 50; 56, 58) and on the other hand engages with the spur gear (24) (or the internal gear rim 22) via a second longitudinal guide (42, 44), which runs in a second, radial direction (54), which with the first direction (52) encloses as large an angle as possible. The guide length of both longitudinal guides corresponds to twice the eccentricity.



Data supplied from the esp@cenet database - Worldwide



⑫

EUROPÄISCHE PATENTANMELDUNG

⑬ Anmeldenummer: 91103289.4

⑮ Int. Cl. 5: **B60N 2/22**

⑭ Anmeldetag: 05.03.91

⑯ Priorität: 16.03.90 DE 9003097 U

⑰ Veröffentlichungstag der Anmeldung:
09.10.91 Patentblatt 91/41

⑱ Benannte Vertragsstaaten:
DE ES FR GB IT SE

⑲ Anmelder: C. Rob. Hammerstein GmbH
Postfach 13 01 18 Merscheiderstrasse 167
W-5650 Solingen 13(DE)

⑳ Erfinder: Bauer, Heinz
Hammerstrasse 9
W-5650 Solingen 11(DE)
Erfinder: Becker, Burckhard
Obenkatternberg 25
W-5650 Solingen 11(DE)
Erfinder: Frohnhaus, Ernst-Reiner
Hammerstrasse 13
W-5650 Solingen 11(DE)

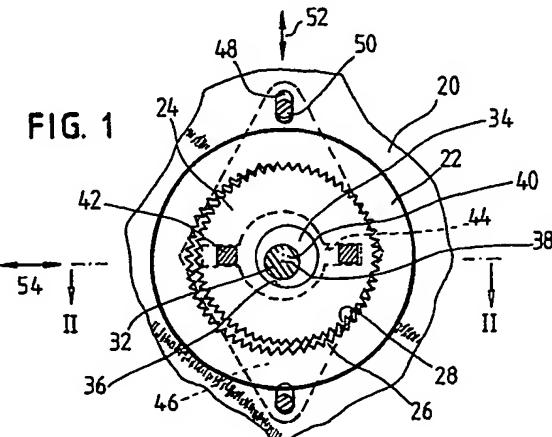
㉑ Vertreter: Bauer, Wulf, Dr.
Wolfgang-Müller-Strasse 12
W-5000 Köln 51(DE)

㉒ Taumelgetriebe für einen verstellbaren Fahrzeugsitz.

㉓ Das Taumelgetriebe für einen verstellbaren Fahrzeugsitz hat ein Getriebegehäuse (20), in dem sich ein Innenzahnkranz (22) und ein mit diesem in ein Eingriff stehendes Stirnrad (24) befindet, das innerhalb des Innenzahnkrans (22) angeordnet ist und einen Kopfkreisdurchmesser hat, der mindestens um die Zahnhöhe kleiner ist als der Fußkreisdurchmesser des Innenzahnkrans (22), wobei der Innenzahnkranz (22) (oder das Stirnrad 24) mit einer ersten gehäusegelagerten Welle (30) verbunden ist und das Stirnrad (24) (oder der Innenzahnkranz 22) eine ringförmige Exzenterfläche (Bohrung 36) aufweist, die einen Exzenter (34) lagert, der mit einer zweiten, gleichachsigen Welle (32) drehverbunden ist und eine der Differenz von Fuß- und Kopfkreisdurchmesser angepaßte Exzentrizität hat.

Ein Kulissenteil ist vorgesehen, das einerseits im Getriebegehäuse (20) in einer ersten radialen Richtung (52) durch eine erste Längsführung (48, 50; 56, 58) geführt ist und andererseits mit dem Stirnrad (24) (oder dem Innenzahnkranz 22) über eine zweite Längsführung (42, 44) in Eingriff steht, die in einer zweiten, radialen Richtung (54) verläuft, die mit der ersten Richtung (52) einen möglichst großen Winkel

einschließt. Die Führungslänge beider Längsführungen entspricht der doppelten Exzentrizität.



Die Erfindung bezieht sich auf ein Taumelgetriebe für einen verstellbaren Fahrzeugsitz mit einem Getriebegehäuse, in dem sich ein Innenzahnkranz und ein mit diesem in Eingriff stehendes Stirnrad befindet, das innerhalb des Innenzahnkranges angeordnet ist und einen Kopfkreisdurchmesser hat, der mindestens um die Zahnhöhe kleiner ist als der Fußkreisdurchmesser des Innenzahnkranges, wobei der Innenzahnkranz (oder in der Alternative das Stirnrad) mit einer ersten, gehäusegelagerten Welle verbunden ist und das Stirnrad (oder in der Alternative des Innenzahnkranges) eine ringförmige Exzenterfläche aufweist, die einen Exzenter lagert, der mit einer zweiten, gleichachsigen Welle drehverbunden ist und eine der Differenz von Fuß- und Kopfkreisdurchmesser angepaßte Exzentrizität hat.

Bei dem aus der DE-C-17 55 421 vorbekannten Taumelgetriebe dieser Art wird das auf dem Exzenter gelagerte Verzahnungsteil, also das Stirnrad oder in der Alternative der Innenzahnkranz, über einen Vorsprung mit der ihm zugeordneten Welle verbunden, der in einen sich in radialer Richtung erstreckenden, mindestens eine der Exzentrizität des Exzentrers entsprechenden Länge aufweisenden Schlitz eingreift. In der praktischen Ausführung ist der Vorsprung am Stirnrad vorgesehen, der Schlitz ist in einem mit der Welle verbundenen Gelenkkarm ausgeführt. Durch diese Ausbildung wird erreicht, daß die beiden Wellen des Getriebes während der Verstellung gleichachsig bleiben und nicht die eine Welle gegenüber der anderen eine Taumelbewegung durchführt, wie dies bei dem Taumelgetriebe nach der DE-C-12 97 496 der Fall ist.

Taumelgetriebe der eingangs genannten Art haben den Vorteil, im Kraftrückflußweg zu sperren, also irreversibel zu sein. Eine einmal vorgenommene Einstellung der mit dem Exzenter verbundenen Welle läßt sich durch ein Drehmoment, das an der anderen Welle angreift, nicht verändern. Dies ist für Feststellvorrichtungen von Fahrzeugsitzen grundsätzlich von großer Bedeutung, derartige Verstellvorrichtungen müssen sowohl ein- als auch feststellbar sein.

Nun erweist sich jedoch im praktischen Betrieb des Taumelgetriebes der eingangs genannten Art, daß bei Rüttelbewegungen, wie sie in Kraftfahrzeugen auftreten, eine selbsttätige Verstellung auftritt, beispielsweise wenn das Taumelgetriebe der eingangs genannten Art für einen Rückenlehnenbeschlag eingesetzt wird. Im Gegensatz zu kontinuierlich angreifenden Kräften im Kraftrückflußweg, die zu keiner Verstellung führen, bewirken ruckartig angreifende Kräfte ungewünschte Verstellungen. Für Verstellvorrichtungen von Fahrzeugsitzen ist dies nachteilig.

Hier setzt nun die Erfindung ein. Sie hat es

sich zur Aufgabe gemacht, das Taumelgetriebe der eingangs genannten Art dahingehend weiterzubilden, daß es auch unter den praktischen Bedingungen, die in einem Kraftfahrzeug auftreten, irreversibel bleibt und spielfreier als das vorbekannte Taumelgetriebe ist.

Ausgehend von dem Taumelgetriebe mit den Merkmalen der eingangs genannten Art wird diese Aufgabe dadurch gelöst, daß ein Kulissenteil vorsehen ist, das einerseits im Getriebegehäuse in einer ersten radialen Richtung durch eine erste Längsführung geführt ist und andererseits mit dem Stirnrad (oder in der Alternative mit dem Innenzahnkranz) über eine zweite Längsführung verbunden ist, die in einer zweiten, radialen Richtung verläuft, die mit der ersten Richtung einen Winkel möglichst nahe 90 Grad einschließt, und daß die Führungslänge der beiden Längsführungen der doppelten Exzentrizität des Exzentrers entspricht.

Bei einer vollen Umdrehung des Exzentrers bewegt sich das Kulissenteil auf einer linienförmigen Bahn einmal hin und her, der Bewegungshub beträgt das zweifache der Exzentrizität. Durch die zweite Längsführung wird die Taumelbewegung des taumelnden Verzahnungsteils, beispielsweise des Stirnrades, nur insoweit auf das Kulissenteil übertragen, als sich die Taumelbewegung in Richtung der ersten Längsführung erstreckt. Durch das Kulissenteil wird erreicht, daß ein im Kraftrückflußweg angreifendes Drehmoment auch dann, wenn es rüttelnd, also intermittierend, an der Ausgangswelle angreift, nicht eine Verstellung der Eingangswelle bewirken kann. Ein derartiges, an der Ausgangswelle angreifendes Drehmoment läßt sich im Bereich der beiden Längsführungen in Komponenten zerlegen, die rechtwinklig zur Führungsrichtung der jeweiligen Längsführung angreifen. Das Taumelgetriebe nach der Erfindung ist damit wesentlich spielfreier als die Taumelgetriebe der eingangs genannten Art.

Das erfindungsgemäße Taumelgetriebe eignet sich sowohl für handbetätigte als auch für motorisch angetriebene Verstellvorrichtungen. Ein Anwendungsfall für ein handbetätigtes Taumelgetriebe nach der Erfindung ist beispielsweise ein Lehngelenkbeschlag entsprechend dem Beschlag der eingangs genannten Art. Wenn das erfindungsgemäße Taumelgetriebe als Untersetzungsgetriebe für einen Elektromotor benutzt wird, wird zwischen Ausgangswelle des Elektromotors und Eingangswelle des Taumelgetriebes ein Untersetzungsgetriebe zwischengeschaltet. Für dieses Getriebe können Kunststoffzahnräder eingesetzt werden, aufgrund der hohen Drehzahl, mit der die Zahnräder umlaufen, sind die Drehmomente so gering, daß sie über Kunststoffzahnräder übertragen werden können. Dies fördert zudem einen geräuscharmen Lauf.

In einer vorzugsweisen Ausführung wird die erste Längsführung gebildet durch zwei einander gegenüberliegende Gleitflächen des Kulissenteils, die an entsprechend ausgebildeten Führungsflächen des Getriebegehäuses spielfrei anliegen und einen außerhalb des Innenzahnkranzes befindlichen, parallel zu den Gleitflächen verlaufendes Langloch, in das ein gehäusefester Stift eingreift. Dabei sorgt die Verbindung zwischen Stift und Langloch im wesentlichen für eine Verdreh sicherung des Kulissenteils, die Anordnung aus den Gleitflächen und den Führungsflächen erzwingt im Zusammenhang mit dieser Verdreh sicherung die gewünschte Linearbewegung des Kulissenteils bei Antrieb der Eingangswelle.

Dabei ist in vorteilhafter Weiterbildung der Exzenter mit einem Zahnrad einstückig verbunden, das seinerseits mit einem Ritzel in Eingriff steht, dessen Achse durch den Stift gebildet wird. Auf diese Weise kann der Stift eine Doppelfunktion ausüben.

Das erfundungsgemäße Taumelgetriebe lässt sich sehr klein und mit geringem Gesamtgewicht aufbauen. Dabei werden in bekannter Weise durch das Taumelgetriebe sehr hohe Untersetzungen erreicht.

In vorteilhafter Weiterbildung haben die Vorsprünge schließlich einen quadratischen Querschnitt. Hierdurch haben sie relativ große Abstützflächen an den Innenwänden der Ausnehmungen.

Weitere Vorteile und Merkmale der Erfindung ergeben sich aus den übrigen Ansprüchen sowie der nun folgenden Beschreibung von nicht einschränkend zu verstehenden Ausführungsbeispielen, die unter Bezugnahme auf die Zeichnung näher erläutert werden. In dieser zeigen:

- Fig. 1 eine Draufsicht auf eine prinzipielle Darstellung eines Taumelgetriebes, im Sinne eines Schnittes entlang der Schnittlinie I - I in Fig. 2,
- Fig. 2 ein Schnittbild des Taumelgetriebes gemäß Fig. 1 entsprechend der Schnittlinie II - II,
- Fig. 3 eine Draufsicht auf ein Kulissenteil für ein zweites Ausführungsbeispiel des Taumelgetriebes,
- Fig. 4 eine Draufsicht auf ein Getriebegehäuse mit Vorgetriebe und
- Fig. 5 ein Kulissenteil entsprechend Fig. 3, jedoch mit anderer Ausbildung einer ersten Längsführung.

In einem im Ausführungsbeispiel nach den Figuren 1 und 2 nur angedeuteten Getriebegehäuse 20 befinden sich ein Innenzahnkranz 22 und ein mit diesem im Eingriff stehendes Stirnrad 24, das innerhalb des Innenzahnkranzes 22 angeordnet ist. Beide haben eine Verzahnung, mit 26 sind die Zähne des Innenzahnkranzes 22 bezeichnet, die

Bezugsziffer 28 steht für die Zähne des Stirnrades 24. Wie ansich bekannt, ist der Kopfkreisdurchmesser der Verzahnung des Stirnrades 24 etwa um das 1,5-fache der Zahnhöhe kleiner als der Fußkreisdurchmesser der Verzahnung des Innenzahnkranzes 22.

Der Innenzahnkranz 22 ist mit einer Ausgangswelle 30 verbunden. Gleichachsig zu dieser verläuft eine Eingangswelle 32. Sie ist mit einem Exzenter 34 drehverbunden, der in eine Bohrung 36 des Stirnrades 24 greift und dadurch das Stirnrad 24 lagert. Diese Bohrung 36 ist bezogen auf das Stirnrad 24 konzentrisch. Die Innenfläche der Bohrung 36 bildet eine ringförmige Exzenterfläche aus.

Die Exzentrizität des Exzentrers 34 ist aus Fig. 1 ersichtlich. Dort ist mit 38 das Zentrum des Innenzahnkranzes 22 bezeichnet, es liegt auf den Achslinien der beiden Wellen 30, 32. 40 ist der Mittelpunkt des Stirnrades 24 und des kreisförmigen Exzentrers 34. Der Abstand beider Punkte ist das Maß der Exzentrizität.

Das Stirnrad 24 hat zwei symmetrisch und diametral gegenüberliegend angeordnete Vorsprünge 42 quadratischen Querschnitts von baugleicher Ausbildung. Sie greifen in jeweils eine, ihnen exakt angepaßte Ausnehmung 44 eines Kulissenteils 46 ein, das sich in der gezeigten Ausführungsform oberhalb der Ebene befindet, in der Stirnrad 24 und Innenzahnkranz 22 angeordnet sind und das plattenförmig ausgeführt ist.

Dieses Kulissenteil 46, das im gezeigten Ausführungsbeispiel rautenförmig ist, in der praktischen Ausführung jedoch jede andere beliebige Form annehmen kann, hat zwei außenliegende Langlöcher 48, in die Stifte 50 angepaßten Durchmessers eingreifen, die mit dem Getriebegehäuse 20 verbunden sind. Wie Fig. 1 zeigt, befinden sich die Stifte 50 außerhalb des Innenzahnkranzes 22.

Die Anordnung aus den beiden Stiften 50 und den sie aufnehmenden Langlöchern 48 bewirkt eine erste Längsführung, das Kulissenteil 46 kann sich gegenüber dem Getriebegehäuse 20 nur in einer ersten Richtung 52 (siehe Doppelpfeil) bewegen.

Die Anordnung aus den Vorsprüngen 42 und den sie aufnehmenden Ausnehmungen 44 stellt eine zweite Längsführung dar, die eine 90 Grad zur ersten Richtung 52 verlaufende Führungsrichtung 54 (zweite Richtung) hat. Beide Richtungen 52, 54 verlaufen in einer Radialebene.

Die zweite Längsführung 48, 50 bewirkt, daß von der kreisförmigen Taumelbewegung des Stirnrades 24, die um einen Kreis mit dem Radius der Exzentrizität um das Zentrum 38 erfolgt, nur diejenigen Bewegungskomponenten auf das Kulissenteil 46 übertragen werden, die in der ersten Richtung 52 verlaufen. Bewegungskomponenten der Taumelbewegung, die in der zweiten Richtung 54 verlau-

fen, führen dagegen zu einer Relativbewegung zwischen Stirnrad 24 und Kulissenteil 46.

Beim praktischen Betrieb laufen folgende Vorgänge ab: Wird die Eingangswelle 32 gedreht, so dreht sich der Exzenter 34. Er bewirkt eine Taumelbewegung des Stirnrades 24 innerhalb des Innenzahnkranzes 22. Bei einer vollständigen Drehung um 360 Grad der Eingangswelle 32 beschreibt der Mittelpunkt 40 des Stirnrades 24 einen Kreisbogen. Durch die zweite Längsführung 42, 44 wird dabei das Kulissenteil 46 mitbewegt, das jedoch durch die erste Längsführung 48, 50 gegenüber dem Getriebegehäuse 20 abgestützt ist. Durch diese beiden Längsführungen macht das Kulissenteil 46 bei einer vollständigen Umdrehung der Eingangswelle 32 eine hin- und hergehende Bewegung in der ersten Richtung 52 und über die doppelte Exzentrizität, diese Bewegung ist eine Projektion einer Sinuskurve, deren Amplitude die Exzentrizität ist.

Aufgrund der Untersetzung zwischen Innenzahnkranz 22 und Stirnrad 24 dreht sich bei der beschriebenen Bewegung der Eingangswelle 32 die Ausgangswelle 30 mit geringerer Winkelgeschwindigkeit. Es lassen sich große Übersetzungen erreichen, wenn die Differenz der Zahnzahlen gering ist.

Die Ausbildung der beiden Längsführungen ist grundsätzlich beliebig. Die erste Längsführung muß lediglich sicherstellen, daß sich das Kulissenteil 46 über einen Weg, der der doppelten Exzentrizität entspricht, nur in der ersten Richtung 52 gegenüber dem Getriebegehäuse 20 bewegen kann. Ebenso muß die zweite Längsführung bei beliebiger Konstruktion lediglich sicherstellen, daß sich Stirnrad 24 und Kulissenteil 46 lediglich in der zweiten Richtung 54 relativ gegeneinander bewegen können, wobei wiederum der Bewegungsweg der doppelten Exzentrizität entspricht.

Die Figuren 3 und 4 zeigen Details eines praktischen Ausführungsbeispiels. Bei dem Kulissenteil 46 nach Fig. 3 sind Ausnehmungen 44 vorgesehen, die entsprechend dem Ausführungsbeispiel nach den Figuren 1 und 2 ausgeführt sind, demgemäß hat auch das zum zweiten Ausführungsbeispiel zugehörige Stirnrad (nicht dargestellt) quadratische Vorsprünge, die aus seiner Ebene wegstehen.

Geändert ist jedoch die erste Längsführung. Im gezeigten Ausführungsbeispiel hat das Kulissenteil 46 zwei diametral gegenüberliegende, außenliegenden Gleitflächen 56, die mit entsprechenden Führungsflächen 58 des Getriebegehäuses 20 zusammenwirken und im wesentlichen eine Querbewegung (quer zu den Flächen 56, 58) des Kulissenteils 46 ausschließen. Vervollständigt wird diese erste Längsführung durch ein Langloch 48, durch das ein Stift 50 greift, der am Getriebegehäuse 20 befestigt ist.

In Fig. 4 ist das Getriebegehäuse 20 ohne abschließenden Deckel dargestellt. Mit der Eingangswelle 32 des eigentlichen Taumelgetriebes ist ein Stirnrad 60 drehverbunden, das seinerseits mit einem Ritzel 62 kämmt. Letzteres ist auf den Stift 50 gesteckt, der somit Doppelfunktion hat. Das Ritzel 62 befindet sich in Eingriff mit einer Schnecke 64. Die Teile 60 bis 64 sind aus Kunststoff gefertigt.

Im Ausführungsbeispiel nach Fig. 5 sind im Gegensatz zur Ausbildung nach Fig. 3 die Gleitflächen 56 nicht diametral angeordnet, vielmehr springt gegenüberliegend des Langlochs 48 eine Nase 66 vor, die mit ihren seitlichen Flächen die Gleitflächen 56 bildet. Im Getriebegehäuse 20 ist ein entsprechender Fortsatz vorgesehen, der nicht dargestellt ist, er bildet entsprechende Führungsflächen 58 aus.

In den gezeigten Ausführungsbeispielen lagert die Eingangswelle 32 über den Exzenter 34 stets das Innenzahnrad 22. In einer geänderten Ausführung kann jedoch auch der Exzenter 34 den Innenzahnkranz 22 lagern, der dadurch beim praktischen Betrieb gegenüber dem zentrisch bleibenden Stirnrad 24 taumelt. In diesem Fall ist die zweite Längsführung zwischen dem Innenzahnkranz 22 und dem Kulissenteil 46 ausgebildet.

Der Hauptanspruch ist so zu verstehen, daß entweder die oder-Alternative unbeachtet bleibt oder alle oder-Alternativen beachtet werden. Eine Mischform, bei der einige oder-Alternativen beachtet, andere aber nicht, ist nicht beabsichtigt.

Patentansprüche

1. Taumelgetriebe für einen verstellbaren Fahrzeugsitz mit einem Getriebegehäuse (20), in dem sich ein Innenzahnkranz (22) und ein mit diesem in ein Eingriff stehendes Stirnrad (24) befindet, das innerhalb des Innenzahnkranzes (22) angeordnet ist und einen Kopfkreisdurchmesser hat, der mindestens um die Zahnhöhe kleiner ist als der Fußkreisdurchmesser des Innenzahnkranzes (22), wobei der Innenzahnkranz (22) (oder das Stirnrad 24) mit einer ersten gehäusegelagerten Welle (30) verbunden ist und das Stirnrad (24) (oder der Innenzahnkranz 22) eine ringförmige Exzenterfläche (Bohrung 36) aufweist, die einen Exzenter (34) lagert, der mit einer zweiten, gleichachsigen Welle (32) drehverbunden ist und eine der Differenz von Fuß- und Kopfkreisdurchmesser angepaßte Exzentrizität hat, dadurch gekennzeichnet, daß ein Kulissenteil vorgesehen ist, das einerseits im Getriebegehäuse (20) in einer ersten radialen Richtung (52) durch eine erste Längsführung (48, 50; 56, 58) geführt ist und andererseits mit dem Stirnrad (24) (oder

dem Innenzahnkranz 22) über eine zweite Längsführung (42, 44) in Eingriff steht, die in einer zweiten, radialen Richtung (54) verläuft, die mit der ersten Richtung (52) einen möglichst großen Winkel einschließt, und daß die Führungslänge beider Längsführungen der doppelten Exzentrizität entspricht.

2. Taumelgetriebe nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß die zweite Längsführung zwei diametral gegenüberliegende Vorsprünge (42) aufweist, welche in Ausnehmungen (44) greifen, die in der zweiten Richtung (54) verlaufen. 10
3. Taumelgetriebe nach Anspruch 2, dadurch gekennzeichnet, daß die Vorsprünge (42) einen rechteckförmigen, vorzugsweise quadratischen Querschnitt aufweisen. 15
4. Taumelgetriebe nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß die erste Längsführung gebildet wird durch zwei Gleitflächen (56), die an Führungsflächen (58) des Getriebegehäuses (20) möglichst spielfrei anliegen und ein außerhalb des Innenzahnkrans (22) befindliches, parallel zu den Gleitflächen (46) verlaufendes Langloch (48), in das ein gehäusefester Stift (50) eingreift. 20
5. Taumelgetriebe nach einem der Ansprüche 1 bis 4, dadurch gekennzeichnet, daß einer Eingangswelle (32) ein Vorgetriebe vorgeschaltet ist. 25
6. Taumelgetriebe nach Anspruch 5, dadurch gekennzeichnet, daß das Vorgetriebe Zahnräder bzw. Schnecken (60 bis 64) aufweist, die aus Kunststoff gefertigt sind. 30
7. Taumelgetriebe nach Anspruch 5, dadurch gekennzeichnet, daß der Exzenter (34) mit einem Stirnzahnrad (60) einstückig verbunden ist. 35
8. Taumelgetriebe nach einem der Ansprüche 1 bis 7, dadurch gekennzeichnet, daß der Exzenter (34) aus Kunststoff gefertigt ist. 40

45

50

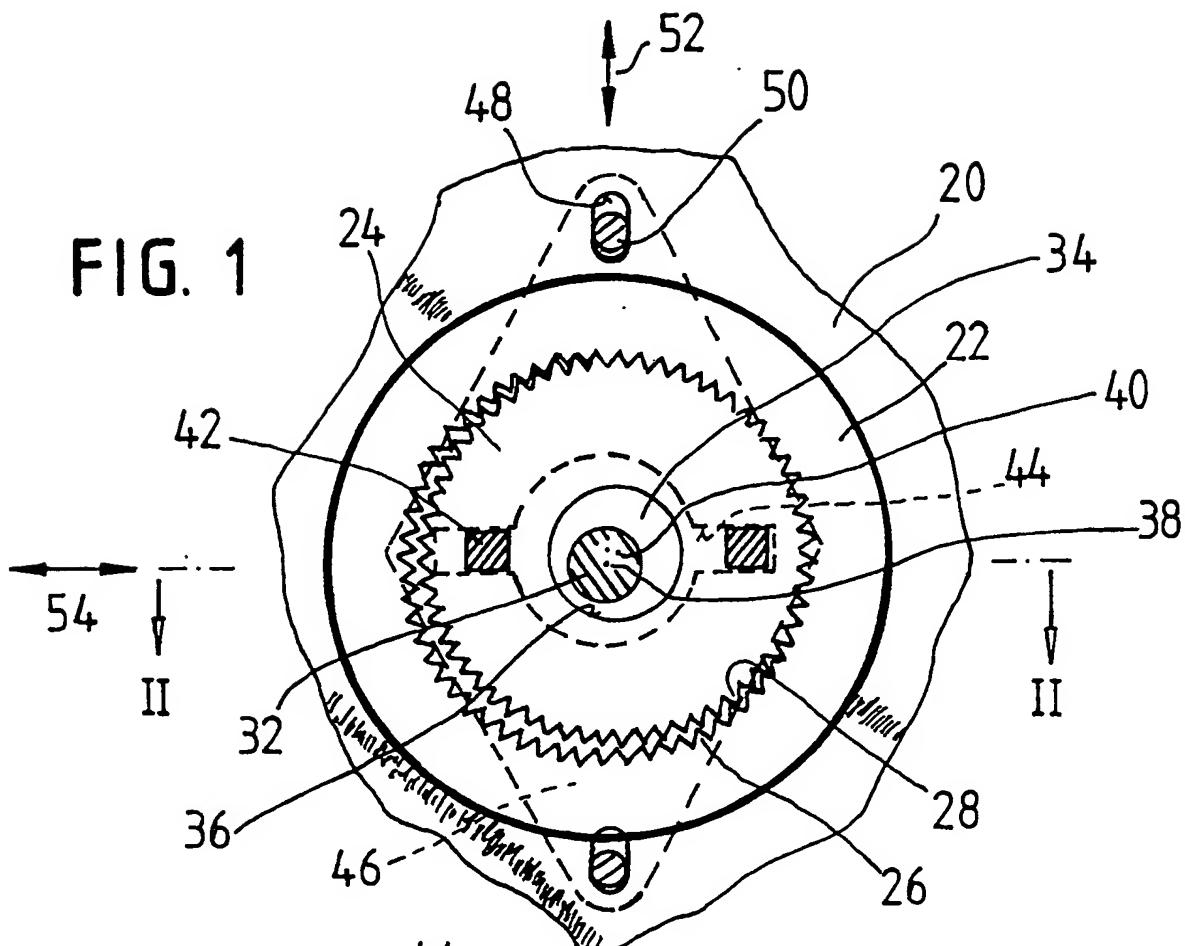
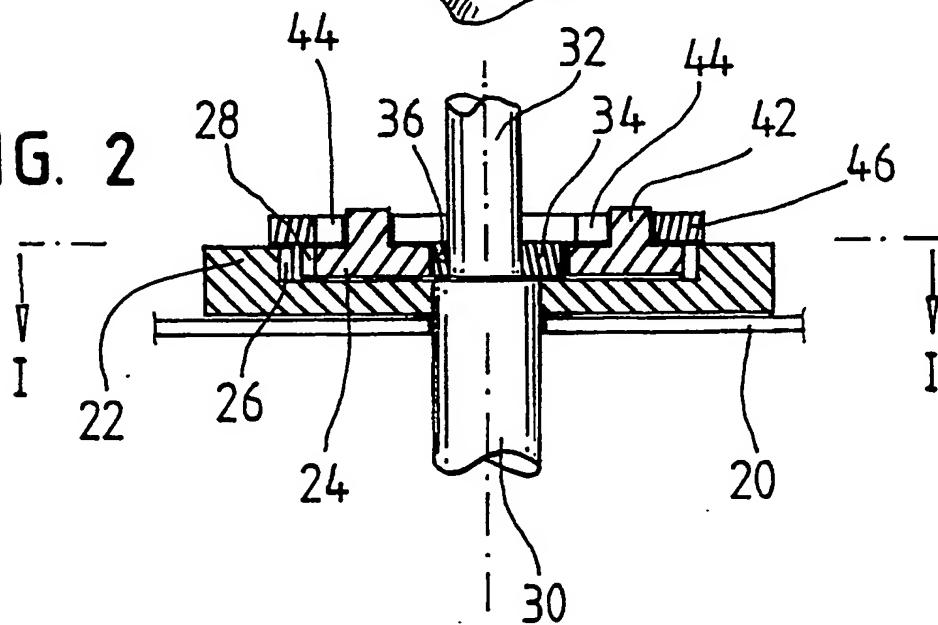
FIG. 1**FIG. 2**

FIG. 4

FIG. 3

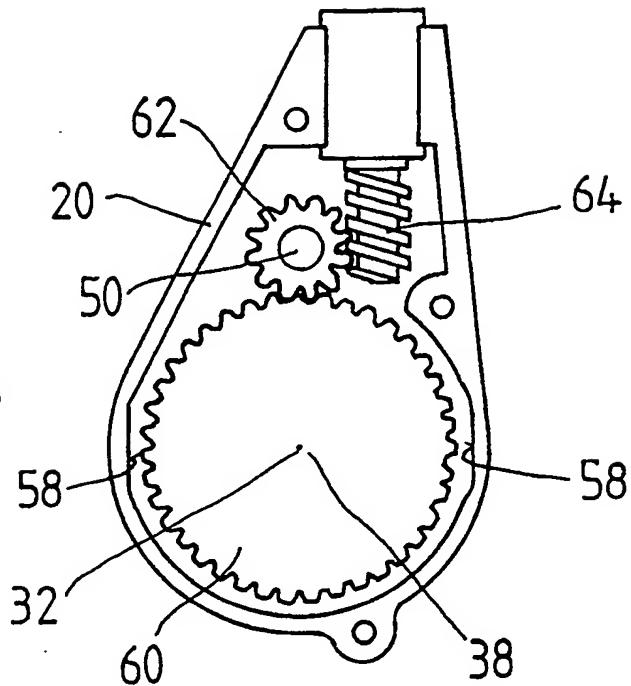
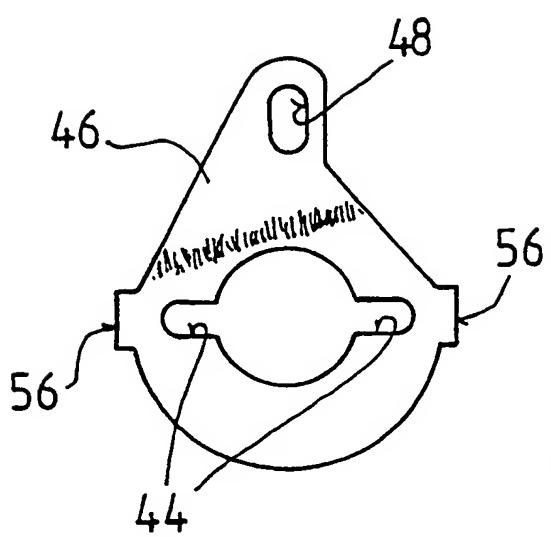


FIG. 5

